(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号 特開2000-16318 (P2000-16318A)

(43)公開日 平成12年1月18日(2000.1.18)

(51) Int.Cl.7		識別記号	F I	テーマコード(参考)
B62D	5/06		B 6 2 D 5/06	Z 2F063
	1/16		1/16	3 D 0 3 0
	15/02		15/02	3 D 0 3 3
G 0 1 B	7/30		G 0 1 B 7/30	С
			審查請求未請求請求	項の数4 OL (全7頁)

(21)出願番号 特願平10-191152

(22)出願日 平成10年7月7日(1998.7.7) (71)出願人 000005326

本田技研工業株式会社

東京都港区南青山二丁目1番1号

(72)発明者 豊平 朝弥

埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会

社本田技術研究所内

(74)代理人 100071870

弁理士 落合 健 (外1名)

Fターム(参考) 2F063 AA36 BA08 CA34 CA40 FA01

ZA01

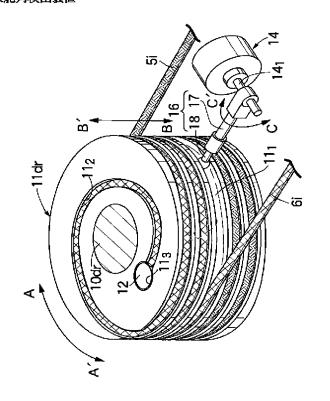
3D030 DC29 DC39 3D033 CA17 DB01 DC01

(54) 【発明の名称】 ケーブル式ステアリング装置における操舵角検出装置

(57)【要約】

【課題】 ケーブル式ステアリング装置において、検出 可能回転角が360°未満の一般的なポテンショメータ を用いてハンドルの操舵角を簡単かつ正確に検出できる ようにする。

【解決手段】 ハンドルに直結されて回転する駆動プー リ11 drの外周面に形成した螺旋状のプーリ溝111 にボーデンケーブルのインナーケーブル5i,6iを巻 き付け、これらインナーケーブル5 i, 6 i で従動プー リを回転させてステアリングギヤボックスに操舵トルク を伝達するものにおいて、ポテンショメータ14の検出 軸141に固定した検出アーム16の先端を駆動プーリ 11 d r のプーリ溝111 に係合させる。ハンドルの操作に伴って駆動プーリ11 d r が回転すると、プーリ溝 111に係合する検出アーム16が揺動してポテンショ メータ14の検出軸141が回転するため、その回転角 に応じてハンドルの操舵角が検出される。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 ハンドル(1)に接続されて回転する駆動プーリ(11dr)と、車輪(W_L , W_R)を転舵するステアリングギヤボックス(3)に接続されて回転する従動プーリ(11dn)と、駆動プーリ(11dr)および従動プーリ(11dn)の外周に形成した螺旋状のプーリ溝(11」)に巻き付けられて操舵トルクを伝達するケーブル(5,6)とを備えたケーブル式ステアリング装置において、

ボテンショメータ(14)の検出軸(141)に設けた検出アーム(16)の先端を駆動プーリ(11 dr)および従動プーリ(11 dn)の少なくとも一方のプーリ溝(111)に係合させ、前記少なくとも一方のプーリ(11 dr, 11 dn)の回転に伴う検出アーム(16)の揺動によりハンドル(1)の操舵角を検出することを特徴とする、ケーブル式ステアリング装置における操舵角検出装置。

【請求項2】 前記検出アーム(16)は、ポテンショメータ(14)の検出軸(141)に固定されたアーム基端部(17)と、このアーム基端部(17)に摺動自在に支持されたアーム先端部(18)と、このアーム先端部(18)を付勢してプーリ溝(111)に係合させる弾発手段(19)とを備えたことを特徴とする、請求項1に記載のケーブル式ステアリング装置における操舵角検出装置。

【請求項3】 前記ケーブル (5,6) は前記一方のプーリ (11 dr, 11 dn) の直径方向両端から略同方向に延びており、それらケーブル (5,6) に挟まれる位置にポテンショメータ (14) を配置したことを特徴とする、請求項1 に記載のケーブル式ステアリング装置における操舵角検出装置。

【請求項4】 前記一方のプーリが駆動プーリ(11dr)であることを特徴とする、請求項1に記載のケーブル式ステアリング装置における操舵角検出装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、ハンドルとステア リングギヤボックスとをボーデンケーブル等のケーブル で接続したケーブル式ステアリング装置に関し、特にそ の操舵角の検出装置に関する。

[0002]

【従来の技術】ハンドルとステアリングギヤボックスとを接続するステアリングシャフトに代えて、ボーデンケーブル等のフレキシブルな伝達手段を採用したケーブル式ステアリング装置が提案されている(特開平8-2431号公報参照)。かかるケーブル式ステアリング装置を採用すれば、ステアリングギヤボックスの位置に対するハンドルの相対位置を自由に選択することが可能となるだけでなく、ステアリングギヤボックスの振動がハンドルに伝達され難くなる。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】かかるケーブル式ステ アリング装置においてハンドルの操舵角を検出する場合 に、該ハンドルと一体に回転する駆動プーリの回転軸に ポテンショメータを接続することが考えられる。しかし ながら、一般に自動車のハンドルはニュートラル位置か ら左右にそれぞれ2回転弱回転するため、駆動プーリの 回転軸にポテンショメータを接続すると、略4回転に亘 って回転角を検出することが可能なポテンショメータが 必要となり、検出可能回転角が360°未満の一般的な ポテンショメータが使用できなくなる問題がある。また 検出可能回転角が360°未満のポテンショメータを使 用するには、ハンドルの回転をギヤ等で減速してポテン ショメータに伝達すれば良いが、このようにすると減速 機構が必要になって構造が複雑化するだけでなく、減速 機構において発生するガタにより検出精度が低下する虞 がある。

2

【0004】本発明は前述の事情に鑑みてなされたもので、ケーブル式ステアリング装置において、検出可能回転角が360°未満の一般的なポテンショメータを用いてハンドルの操舵角を簡単かつ正確に検出できるようにすることを目的とする。

[0005]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するために、請求項1に記載された発明は、ハンドルに接続されて回転する駆動プーリと、車輪を転舵するステアリングギヤボックスに接続されて回転する従動プーリと、駆動プーリおよび従動プーリの外周に形成した螺旋状のプーリ溝に巻き付けられて操舵トルクを伝達するケーブルとを備えたケーブル式ステアリング装置において、ポテンショメータの検出軸に設けた検出アームの先端を駆動プーリおよび従動プーリの少なくとも一方のプーリ溝に係合させ、前記少なくとも一方のプーリの回転に伴う検出アームの揺動によりハンドルの操舵角を検出することを特徴とする。

【0006】上記構成によれば、ハンドルの操作に伴って駆動プーリおよび従動プーリが回転すると、駆動プーリおよび従動プーリの少なくとも一方のプーリの螺旋状のプーリ溝に係合するアームが揺動してポテンショメータの検出軸が回転するため、その回転角に応じてハンドルの操舵角が検出される。ハンドルの回転角が360°を越えてもポテンショメータの検出軸の回転角は360°未満に抑えられるので、検出可能な回転角が360°以上の特別のポテンショメータを用いることなく、またハンドルの回転を減速してポテンショメータに伝達する減速機構を設けることなく、簡単な構造で操舵角を正確に検出することができる。

【0007】また請求項2に記載された発明は、請求項 1の構成に加えて、前記検出アームは、ポテンショメー 50 夕の検出軸に固定されたアーム基端部と、このアーム基 10

3

端部に摺動自在に支持されたアーム先端部と、このアーム先端部を付勢してプーリ溝に係合させる弾発手段とを 備えたことを特徴とする。

【0008】上記構成によれば、検出アームが揺動しても、そのアーム先端部を常にプーリ溝に密着させてガタの発生を防止することができる。

【0009】また請求項3に記載された発明は、請求項1の構成に加えて、前記ケーブルは前記一方のプーリの直径方向両端から略同方向に延びており、それらケーブルに挟まれる位置にポテンショメータを配置したことを特徴とする。

【0010】上記構成によれば、2本のケーブルに挟まれる位置にポテンショメータを配置したので、2本のケーブル間のデッドスペースを利用してポテンショメータをコンパクトに配置することができる。

【0011】また請求項4に記載された発明は、請求項1の構成に加えて、前記一方のプーリが駆動プーリであることを特徴とする。

【0012】上記構成によれば、ハンドルに接続されて回転する駆動プーリの回転角に基づいて操舵角を検出するので、ケーブルの伸びの影響を受けずに操舵角を正確に検出することができる。

[0013]

【発明の実施の形態】以下、本発明の実施の形態を、添付図面に示した本発明の実施例に基づいて説明する。

【0014】図1~図6は本発明の一実施例を示すもので、図1はケーブル式ステアリング装置の全体斜視図、図2は図1の2-2線拡大断面図、図3は図2の3-3線断面図、図4は駆動プーリの斜視図、図5は図3の5-5線拡大断面図、図6は図1の6-6線拡大断面図である。

【0015】図1に示すように、自動車のハンドル1の前方に設けた駆動プーリハウジング2と、ステアリングギヤボックス3の上方に設けた従動プーリハウジング4とが、2本のボーデンケーブル5, 6によって接続される。ステアリングギヤボックス3の両端部から車体左右方向に延びるタイロッド7L , 7R が、左右の車輪WL , WR を支持するナックル(図示せず)に接続される。

【0016】図2~図4に示すように、ハンドル1のボス部8にナット9で固定された回転軸10drが駆動プーリハウジング2に回転自在に支持されており、この回転軸10drに駆動プーリ11drが固定される。2本のボーデンケーブル5,6はアウターチューブ50,6 oと、その内部に摺動自在に収納されるインナーケーブル5i,6iとから構成される。駆動プーリ11drの外周には1本のプーリ溝111が螺旋状に形成され、また両側面にはプーリ溝111の両端に連なる固定溝112,112と、この固定溝112,112の両端に連なるピン孔113,113とが形成される。各ボーデンケ

4

ーブル5,6のインナーケーブル5i,6iは、それらの一端に固定したピン12,12を駆動プーリ11 drのピン孔11 $_3$,11 $_3$ に圧入した後に、固定溝11 $_2$,11 $_2$ からプーリ溝11 $_1$ に巻き付けられて駆動プーリ11 drの直径方向両端部から略同方向に引き出される。このとき、2本のインナーケーブル5i,6iは駆動プーリ11 drのプーリ溝11 $_1$ に軸方向外側から内側に向かって相互に接近するように巻き付けられるため、駆動プーリ11 drから引き出された2本のインナーケーブル5i,6i間のプーリ溝11 $_1$ に、インナーケーブル5i,6iが巻き付いていない部分が発生する(図4参照)。

【0017】図5を併せて参照すると明らかなように、 駆動プーリハウジング2の内部にブラケット13を介し て操舵角センサとしてのポテンショメータ14が固定さ れており、このポテンショメータ14の検出軸141の 先端が駆動プーリハウジング2に固定した軸受部材15 に回転自在に支持される。ポテンショメータ14の検出 軸141 に固定された検出アーム16は、パイプ状のア ーム基端部17と、アーム基端部17の内部に摺動自在 に嵌合するロッド状のアーム先端部18と、アーム先端 部18をアーム基端部17から突出する方向に付勢する 弾発手段としてのスプリング19とを備えており、アー ム先端部18に一体に形成したボール181が駆動プー リ11 drのプーリ溝111 に摺動自在に嵌合する。ア ーム先端部18はアーム基端部17にネジ結合したキャ ップ20を摺動自在に貫通しており、その段部182が キャップに20に当接することにより抜け止めされる。

【0018】図1および図6に示すように、従動プーリハウジング4に回転自在に支持された回転軸10dnに従動プーリ11dnが固定されており、両インナーケーブル5i,6iの他端が従動プーリ11dnの外周に形成した螺旋状のプーリ溝11に複数回巻き付けられて固定され、また両ボーデンケーブル5,6のアウターチューブ5o,6oの他端が従動プーリハウジング4に固定される。従動プーリハウジング4からステアリングギヤボックス3の内部に突出する回転軸10dnの先端にピニオン21が設けられており、このピニオン21がステアリングギヤボックス3の内部に左右摺動自在に支持されたステアリングロッド22に形成したラック23に噛み合っている。

【0019】従動プーリハウジング4にパワーアシスト手段としてのパワーステアリング用モータ24が支持されており、従動プーリハウジング4の内部で出力軸25に設けたウオーム26が回転軸10dnに設けたウオームホイール27に噛み合っている。従って、パワーステアリング用モータ24のトルクはウオーム26およびウオームホイール27を介して回転軸10dnに伝達される。

50 【0020】次に、前述の構成を備えた本発明の実施例

5

の作用について説明する。

【0021】車両を旋回させるベくハンドル1を操作して回転軸10drを図3のA方向に回転させると、駆動プーリ11drに巻き付けられたボーデンケーブル5, 4kf 6の一方のインナーケーブル6iが引かれ、他方のインサーケーブル5iが弛められることにより、駆動プーリコ1drの回転が従動プーリ11dnに伝達される。その結果、図6に示す従動プーリ11dnの回転軸10d ば、オの回転し、ステアリングギヤボックス3内のピニオン 適なり 21、ラック23およびスアリングロッド22を介して 10 きる。車輪WL,WRに操舵トルクが伝達される。 【00

【0022】図4および図5に示すように、一対のボー デンケーブル5,6のインナーケーブル5i,6iは駆 動プーリ11 drのプーリ溝111 にそれぞれ2回転ず つ巻き付けられており、ハンドル1がニュートラル位置 にあるときに、検出アーム16のアーム先端部18のボ ール181 はプーリ溝111 の中央の空間部 (インナー ケーブル5i,6iが巻き付いていない部分)に係合し ている。この状態からハンドル1を操作して回転軸10 drと共に駆動プーリ11drが図4の矢印A方向に回 転すると、一方のインナーケーブル6iの巻き付き量が 増加して他方のインナーケーブル5 i の巻き付き量が減 少し、プーリ溝111の空間部が回転軸10drの軸方 向(図4の矢印B方向)に移動する。これに伴ってプー リ溝111の空間部に係合する検出アーム16のボール 181 が前記矢印B方向に移動するため、検出軸141 と一体の検出アーム16が図4の矢印C方向に揺動して ポテンショメータ14の出力が変化する。 ハンドル1の 操舵角とポテンショメータ14の検出軸141の回転角 とは一定の対応関係にあるため、ポテンショメータ14 の出力に基づいて操舵角を検出することができる。

【0023】ハンドル1を逆方向に操作して回転軸10 d r と共に駆動プーリ11 d r が図4の矢印A´方向に回転すると、プーリ溝11 の空間部が矢印B´方向に移動して検出アーム16が矢印C´方向に揺動し、前述と同様にポテンショメータ14の出力が変化することにより操舵角を検出することができる。

【0024】以上のように、ハンドル1がニュートラル位置から左右に略2回転ずつ回転しても、ポテンショメータ14の検出軸141の回転角は360°未満に抑えられるので、検出可能回転角が360°を越える特別のポテンショメータを用いることなく、またハンドル1の回転を特別の減速機構で減速してポテンショメータ14に伝達することなく、操舵角を正確に検出することができる。しかも検出アーム16が揺動しても、スプリング19で付勢されたアーム先端部18のボール181がプーリ溝111に弾発的に当接するので、検出アーム16にガタが発生するのを防止して検出精度を高めることができる。更に2本のインナーケーブル5i,6iに挟まれたデッドスペースを利用してポテンショメータ14を

6 配置したので、駆動プーリハウジング2を小型化することが可能となる。

【0025】而して、ケーブル式ステアリング装置では 操舵角の増加に応じてケーブル張力が増加し、そのケー ブル張力の増加に応じて必要な操舵トルクが増加するの で、前記操舵角に比例するようにパワーステアリング用 モータ24が発生する操舵アシストトルクを制御すれ ば、ボーデンケーブル5,6の張力を一定に保持して好 適なパワーステアリングのアシスト特性を得ることがで きる。

【0026】またニュートラル位置から左右に操舵され たハンドル1は車輪WL,WRが路面から受ける反力で ニュートラル位置に復帰するが、その際にボーデンケー ブル5,6にフリクションが発生するためにスムーズな 復帰が妨げられ、操舵フィーリングが低下する場合があ る。このような不具合を解消すべく、パワーステアリン グ用モータ24を作動させてハンドル1のニュートラル 位置への復帰がアシストされる。この場合、車輪WL, WR が路面から受ける反力は操舵角の増加に応じて増加 するので、ポテンショメータ14で検出した操舵角が大 きいときにはハンドル1のニュートラル位置に復帰させ るパワーステアリング用モータ24のアシスト力を小さ く設定し、操舵角が小さいときには前記アシスト力を大 きく設定し、且つ操舵角がゼロに戻ったときに前記アシ スト力をゼロに設定することにより、ハンドル1がニュ ートラル位置に復帰するときのフィーリングを向上させ ることができる。

【0027】また駆動プーリ11 dr側および従動プーリ11 dn側の両方にポテンショメータ14,14を設けて両ポテンショメータ14,14の出力値の偏差を算出すれば、その偏差がボーデンケーブル5,6の伸び量に相当し、かつ前記伸び量はハンドル1に加えられる操舵トルクに相当するため、特別の操舵トルクセンサを設けることなく操舵トルクを一層正確に検出してパワーステアリング装置のアシスト力を制御することができる。【0028】以上、本発明の実施例を詳述したが、本発明はその要旨を逸脱しない範囲で種々の設計変更を行う

ことが可能である。

50

【0029】例えば、実施例ではパワーステアリング用モータ24でドライバーの操舵力をアシストするステアリング装置を説明したが、本発明は、パワーステアリング用モータ24を使用せずに、ボーデンケーブル5,6を介して伝達される荷重だけでマニュアル操舵を行うステアリング装置に対しても適用することができる。また駆動プーリ11dr側にポテンショメータ14を設ける代わりに、従動プーリ11dn側にポテンショメータを設けても操舵角を検出することが可能である。但し、従動プーリ11dn側にポテンショメータを設けるとボーデンケーブル5,6の伸びの影響で若干の誤差が発生するため、精度を高めるためには駆動プーリ11dr側に

8

設けることが望ましい。

[0030]

【発明の効果】以上のように請求項1に記載された発明によれば、ハンドルの操作に伴って駆動プーリおよび従動プーリが回転すると、駆動プーリおよび従動プーリの少なくとも一方のプーリの螺旋状のプーリ溝に係合するアームが揺動してポテンショメータの検出軸が回転するため、その回転角に応じてハンドルの操舵角が検出される。ハンドルの回転角が360°を越えてもポテンショメータの検出軸の回転角は360°未満に抑えられるので、検出可能な回転角が360°以上の特別のポテンショメータを用いることなく、またハンドルの回転を減速してポテンショメータに伝達する減速機構を設けることなく、簡単な構造で操舵角を正確に検出することができる。

7

【0031】また請求項2に記載された発明によれば、 検出アームが揺動しても、そのアーム先端部を常にプー リ溝に密着させてガタの発生を防止することができる。 【0032】また請求項3に記載された発明によれば、 2本のケーブルに挟まれる位置にポテンショメータを配 20 置したので、2本のケーブル間のデッドスペースを利用 してポテンショメータをコンパクトに配置することができる。

【0033】また請求項4に記載された発明によれば、 ハンドルに接続されて回転する駆動プーリの回転角に基 づいて操舵角を検出するので、ケーブルの伸びの影響を 受けずに操舵角を正確に検出することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】ケーブル式ステアリング装置の全体斜視図

【図2】図1の2-2線拡大断面図

【図3】図2の3-3線断面図

【図4】駆動プーリの斜視図

【図5】図3の5-5線拡大断面図

【図6】図1の6-6線拡大断面図

0 【符号の説明】

1	ハンドル
3	ステアリングギヤボックス
5	ボーデンケーブル(ケーブル)
6	ボーデンケーブル(ケーブル)
11dr	駆動プーリ
1145	学動で 11

1 1 d n 従動プーリ 1 1 d n プーリ溝

14 ポテンショメータ

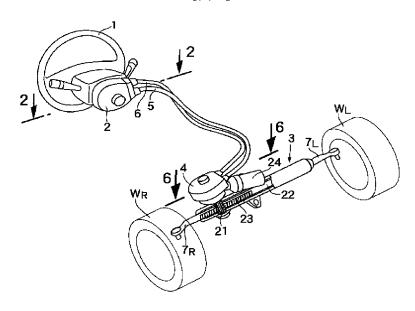
141検出軸16検出アーム17アーム基端部18アーム先端部

19 スプリング (弾発手段)

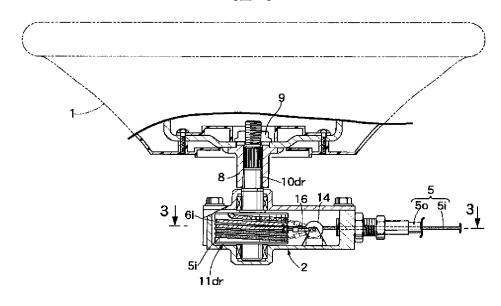
 WL
 車輪

 WR
 車輪

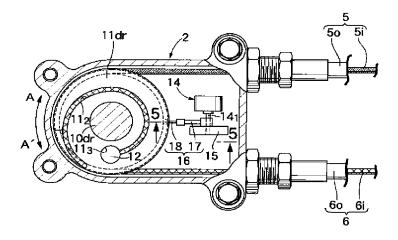
【図1】



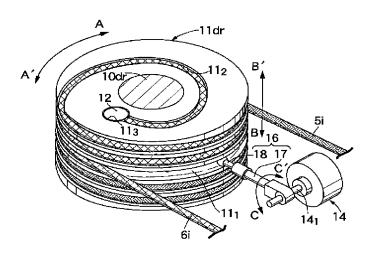
【図2】



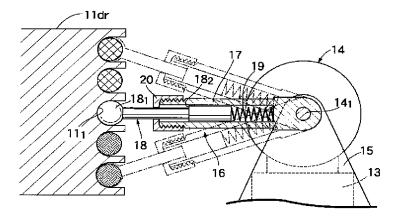
【図3】



【図4】



【図5】



【図6】

